PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

2001-310225

(43)Date of publication of application: 06.11.2001

(51)Int.CI.

B23Q 3/06

(21)Application number: 2000-131345

(71)Applicant: SMC CORP

(22)Date of filing:

(72)Inventor:

NAGAI SHIGEKAZU

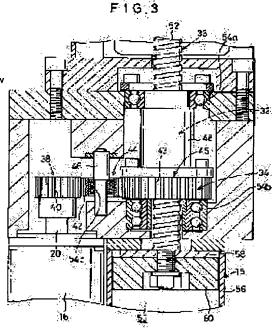
SAITO AKIO YUMIBA HIROSHI

(54) ELECTRIC CLAMP DEVICE

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To miniaturize the whole of a device to clamp a work by a clamp arm by forming it in a narrow and flat shape. SOLUTION: A gear mechanism 34 has a first gear 38 to be coaxially connected to a driveshaft 20 of a rotational driving source 16, a second gear 44 to be engaged with the first gear 38 and a third gear 45 to be engaged with the second gear 44 and integrally interlocked with a ball screw nut 48, and diameters of the first to third gears 38, 44, 45 are set smaller than dimensions in the cross direction of an upper part side body and a lower part side body.

28.04.2000



LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

Copyright (C); 1998,2003 Japan Patent Office

(19)日本国特許庁 (JP) (12) 公開特許公報 (A)

(11)特許出願公開番号 特開2001-310225

(P2001-310225A)

(43)公開日 平成13年11月6日(2001.11.6)

(51) Int.Cl.7

截別記号

FΙ

テーマコード(参考)

B 2 3 Q 3/06

301

B 2 3 Q 3/06

301P 3C016

審査請求 未請求 請求項の数4 OL (全 7 頁)

(21)出願番号	特願2000-131345(P2000-131345)	(71)出顧人	000102511
			エスエムシー株式会社
(22)出願日	平成12年4月28日(2000.4.28)		東京都港区新橋1丁目16番4号
		(72)発明者	永井 茂和
			茨城県筑波郡谷和原村絹の台4-2-2
			エスエムシー株式会社筑波技術センター内
		(72)発明者	斉藤 昭男
			茨城県筑波郡谷和原村絹の台4-2-2
			エスエムシー株式会社筑波技術センター内
		(74)代理人	100077665
			弁理士 千葉 剛宏 (外1名)

最終頁に続く

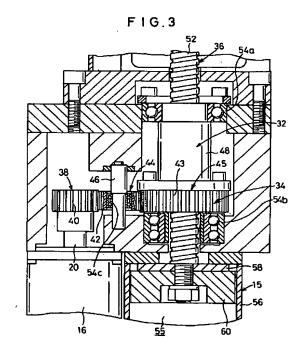
(54) 【発明の名称】 電動クランプ装置

(57)【要約】

(修正有)

【課題】クランプアームによりワークをクランプする装 置全体を幅狭な扁平状に形成して小型化することにあ

【解決手段】ギヤ機構34は、回転駆動源16の駆動軸 20と同軸状に連結される第1ギヤ38と、第1ギヤ3 8に嘲合する第2ギヤ44と、第2ギヤ44に嘲合しボ ールねじナット48と一体的に連動する第3ギヤ45と を有し、第1乃至第3ギヤ38、44、45の直径は、 上部側ボディおよび下部側ボディの幅方向の寸法よりも 小さく設定される。



【特許請求の範囲】

【請求項1】回動するクランプアームによってワークを 把持することが可能な電動クランプ装置であって、 本体部と、

電気信号によって回転駆動する回転駆動源と、 前記回転駆動源の回転駆動力を伝達するギヤ機構と、 前記ギヤ機構によって伝達された回転運動を直線運動に 変換する送りねじ軸を含む送りねじ機構と、

前記送りねじ機構によって伝達される直線運動をクラン プアームの回動動作に変換するトグルリンク機構と、 を備え、

前記ギヤ機構は、回転駆動源の駆動軸と同軸状に連結さ れる第1ギヤと、前記第1ギヤの第1歯部に噛合する第 2 歯部が設けられ前記駆動軸の軸線と略平行に配設され る第2ギヤと、前記第2ギヤの第2歯部に噛合する第3 歯部が設けられ、送りねじナットと一体的に連動する第 3ギヤとを有し、前記第1ギヤ乃至第3ギヤの直径は、 本体部の幅方向の寸法よりも小さく設定されることを特 徴とする電動クランプ装置。

【請求項2】請求項1記載の装置において、

前記送りねじ軸の一端部には、クランプアームの回動範 囲を規制するストッパ機構が設けられることを特徴とす る電動クランブ装置。

【請求項3】請求項2記載の装置において、

前記第3ギヤの直径は、第1ギヤおよび第2ギヤの直径 よりも大きく設定されることを特徴とする電動クランプ

【請求項4】請求項2記載の装置において、

前記ストッパ機構は、本体部の端部に連結されるチュー ブと、前記チューブ内に形成された室に沿って摺動する 30 徴とする。 ストッパ部材とを有することを特徴とする電動クランプ 装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、自動組立ライン等 において、台車上に位置決めされて搬送されるワークを クランプすることが可能な電動クランプ装置に関する。

[0002]

【従来の技術】従来から、例えば、自動車の自動組立ラ 送され、それぞれのステーションで種々の加工工程また は組立工程が行われている。

【0003】それぞれのステーションでは、ワークを治 具に固定するために所定の位置に位置決めする必要があ り、近年では、台車自体にクランプ装置を設けておき、 ワークを台車にクランプしたままの状態で搬送し、それ ぞれのステーションにおいて台車のみの位置決めを行う ようにした方式が採用されている。

【0004】この方式では、このクランプ装置を駆動さ せるための駆動源として流体圧シリンダ、例えば、空気 50 じ部材13を介して一体的に連結された扁平状の下部側

圧シリンダが使用されている。

【0005】そこで、本出願人は、クランプ力をより一 層増大させるとともに、エアー配管等の煩雑さを解消 し、しかも設置スペースを有効利用することが可能な電 動クランプ装置を提案している(特願平11-2821 95号参照)。

[0006]

【発明が解決しようとする課題】本発明は、前記提案に 関連してなされたものであり、装置全体を幅狭な扁平形 10 '状に形成して小型化することができ、しかも、簡素な構 造によってアームの回動範囲を円滑に規制することが可 能な電動クランプ装置を提供することを目的とする。 [0007]

【課題を解決するための手段】前記の目的を達成するた めに、本発明は、回動するクランプアームによってワー クを把持することが可能な電動クランプ装置であって、 本体部と、電気信号によって回転駆動する回転駆動源 と、前記回転駆動源の回転駆動力を伝達するギヤ機構 と、前記ギヤ機構によって伝達された回転運動を直線運 20 動に変換する送りねじ軸を含む送りねじ機構と、前記送 りねじ機構によって伝達される直線運動をクランプアー ムの回動動作に変換するトグルリンク機構と、を備え、 前記ギヤ機構は、回転駆動源の駆動軸と同軸状に連結さ れる第1ギヤと、前記第1ギヤの第1歯部に噛合する第 2 歯部が設けられ前記駆動軸の軸線と略平行に配設され る第2ギヤと、前記第2ギヤの第2歯部に噛合する第3 歯部が設けられ、送りねじナットと一体的に連動する第 3ギヤとを有し、前記第1ギヤ乃至第3ギヤの直径は、 本体部の幅方向の寸法よりも小さく設定されることを特

【0008】との場合、前記送りねじ軸の一端部には、 クランプアームの回動範囲を規制し、本体部の端部に連 結されるチューブと、前記チューブ内に形成された室に 沿って摺動するストッパ部材とを有するストッパ機構が 設けられるとよい。なお、前記第3ギヤの直径を、第1 ギヤおよび第2ギヤの直径よりも大きく設定するとよ

【0009】本発明によれば、ギヤ機構を構成する第1 ギャ乃至第3ギャの直径を本体部の幅方向の寸法よりも インにおいては、エンジン等のワークが台車によって搬 40 小さく設定することにより、装置全体の形状を幅狭な扁 平状に形成することができる。

[0010]

【発明の実施の形態】本発明に係る電動クランプ装置に ついて好適な実施の形態を挙げ、添付の図面を参照しな がら以下詳細に説明する。

【0011】図1において参照数字10は、本発明の実・ 施の形態に係る電動クランプ装置を示す。

【0012】この電動クランプ装置10は、幅狭で扁平 な上部側ボデイ12aと、前記上部側ボデイ12aにね

に偏位して連結された回転駆動部14と、前記下部側ボ

デイ12 bの下部に連結された前記回転駆動部14と並

設されたストッパ機構15と、前記上部側ボデイ12a

に形成された略円形状の一組の開口部 (図示せず)を介

して外部に突出する断面矩形状の軸受部17に連結され

るクランプアーム18とを備える。なお、前記上部側ボ

デイ12aの頂部には、後述するカバー部材22が装着

されている。

ット48および第3ギヤ45は、第1ベアリング部材5 4 a および第2ベアリング部材54bによってそれぞれ 回動自在に軸支される。また、第2ギヤ44は、該第2 ギヤ44を回動自在に支持する第3ベアリング54cを 設けることにより、回転が円滑となり、しかも騒音を抑 制することができる。

【0013】なお、上部側ボデイ12aおよび下部側ボ 10 デイ12 bは、本体部として機能するものである。

【0014】前記回転駆動部14は、図2に示されるよ うに、例えば、インダクションモータ、ブラシレスモー タ等からなり、電気信号が入力されることにより回転駆 動する回転駆動源16を有する。略円柱状に形成された 回転駆動源16の直径は、図4に示されるように、下部 側ボデイ12bの幅方向の寸法よりも若干小さく形成さ

【0015】下部側ボデイ12b内には、図3に示され るように、前記回転駆動源16の回転駆動力をトグルリ 20 ンク機構30に伝達する回転駆動力伝達手段32が設け られ、この回転駆動力伝達手段32はギヤ機構34とボ ールねじ機構36とから構成される。

【0016】前記ギヤ機構34は、図3に示されるよう に、回転駆動源16の駆動軸20と同軸状に連結された 小径な第1ギヤ38と、前記第1ギヤ38の第1歯部4 0に 噛合する第2 歯部42 が形成され、前記駆動軸20 の軸線と略平行なピン部材46によって回動自在に軸支 された小径な第2ギヤ44と、前記第2ギヤ44の第2 歯部42に 噛合する第3歯部43が形成された第3ギヤ 30 45とを有する。

【0017】この場合、第1ギヤ乃至第3ギヤ38、4 4. 45の直径を上部側ボディ12aおよび下部側ボデ イ12bの幅方向の寸法よりも小さく設定することによ り、装置全体の幅方向の寸法を抑制して扁平に形成する ととができる。

【0018】なお、前記第1乃至第3ギヤ38、44、 45の第1乃至第3歯部40、42、43の歯面には、 例えば、ショットピーニング、あるいは液体ホーニング 等の表面処理を施すことにより、表面硬化および粗さを 40 向上させることができ、潤滑油の確保、油膜の保持に好 適である(例えば、昭和52年 日刊工業新聞社 機械 要素の設計 演習レポート [歯車] 111頁~119頁

【0019】一方、ボールねじ機構36は、図示しない 連結ピンを介して同軸状に連結され、前記第3ギヤ45 と一体的に回動自在に設けられたボールねじナット48 と、前記ボールねじナット48の貫通するねじ孔(図示 せず) に螺合することにより軸線方向に沿って変位する ボールねじ軸52とを有する。なお、前記ボールねじナ 50 ピン68と、前記ナックルピン68の頭部が係合する二

【0020】前記ボールねじナット48には、図示しな い循環軌道に沿って転動する複数のボール(図示せず) が設けられ、前記ボールの転動作用下にボールねじ軸5 2が軸線方向に沿って変位自在に配設される。

【0021】この場合、第3ギヤ45とボールねじナッ 1ト48とは、図示しない連結ピンを介して一体的に連結 され、第1および第2ベアリング部材54a、54bに よってボールねじ軸52の軸芯を回動中心として一体的 に回動するように設けられている。従って、第3ギヤ4 5 およびボールねじナット 48 の回動作用下に、ボール ねじ軸52が昇降自在に設けられる。

【0022】前記ボールねじ軸52の下部側の一端部に は、ストッパ機構15が連結される。前記ストッパ機構 15は、プレート53によって閉塞された室55が内部 に設けられ、幅狭で扁平に形成されたチューブ56と、 前記ボールねじ軸52の一端部に連結され、前記チュー ブ56の上部側内壁面に当接するストッパプレート58 と、前記ボールねじ軸52の一端部に連結され、前記室 55に沿って摺動変位するストッパブロック60とを有 する。なお、ストッパプレート58およびストッパブロ ック60は、ストッパ部材として機能するものである。 【0023】との場合、ストッパブロック60は水平方 向に沿った横断面が略六角形状に形成され、前記室55 の断面形状は、前記ストッパブロック60の断面形状に 対応して形成される。従って、前記ストッパブロック6 0が室55に沿って摺動変位する際、該ストッパブロッ ク60はガイド機能とボールねじ軸52の周方向に対す る回り止め機能とを併有する。前記ストッパブロック6 0の水平方向に沿った横断面の形状は、略六角形に限定 されるものではなく、スプライン等のような回り止めが 可能な非円形状であればよい。

【0024】なお、前記チューブ56の幅方向の寸法 は、図4に示されるように、下部側ボデイ12bの幅方 向の寸法と略同一に形成され、上部側ボデイ12a、下 部側ボデイ12b、回転駆動源16およびチューブ56 がそれぞれ一体的に幅狭で扁平状となるように形成され ている。

【0025】前記ボールねじ軸52の上部側の他端部に は、ナックルジョイント62を介してボールねじ軸52 の直線運動をクランプアーム18の回動運動に変換する トグルリンク機構30が設けられる。

【0026】前記ナックルジョイント62は、ボールね じ軸52の一端部に連結された断面略T字状のナックル

30

股部を有するナックルブロック70とから構成される。 【0027】なお、前記ナックルブロック70の上部に は、上部側ボデイ12aの開口部71から僅かに突出す るリリース用突起部73が一体的に形成されている。前 記上部側ボデイ12aには、例えば、ゴム等の可撓性材

料によって形成されたカバー部材22が装着され、前記 カバー部材22を介してリリース用突起部73を下部側 に向かって押圧することにより、手動操作によってロッ ク状態を解除することができる。

【0028】トグルリンク機構30は、図2に示される 10 ように、第1ピン部材72を介してナックルブロック7 0の上部側に連結されるリンクプレート74と、上部側 ボディ12 a に形成された略円形状の一組の開口部(図 示せず) にそれぞれ回動自在に軸支される支持レバー7 6とを有する。

【0029】前記リンクプレート74は、前記ナックル ブロック70と支持レバー76との間に介装され、前記 ナックルジョイント62と支持レバー76とをリンクす る機能を営む。すなわち、前記リンクプレート74亿 は、所定間隔離間する一組の孔部78a、78bが形成 20 され、一方の孔部78aに軸着される第1ピン部材72 を介してナックルブロック70に連結され、他方の孔部 78bに軸着される第2ピン部材80を介して支持レバ ー76に連結される。

【0030】支持レバー76は、ボールねじ軸52の軸 線と略直交する方向に突出形成され、図示しない開口部 を介して上部側ボデイ12 aから外部に露呈する断面矩 形状の軸受部17を有する。前記軸受部17には、図示 しないワークをクランプするためにクランプアーム18 が着脱自在に装着される。との場合、前記支持レバー7 6はクランプアーム18と一体的に回動動作するように 設けられる。

【0031】前記ボールねじ軸52の直線運動は、ナッ クルジョイント62およびリンクプレート74を介して 支持レバー76に伝達され、前記支持レバー76は上部 側ボデイ12aに形成された一組の開口部(図示せず) から突出する軸受部17を回動中心として所定角度回動 自在に設けられている。

【0032】上部側ボデイ12aの内壁面には、ナック ルブロック70を案内する図示しないガイド溝が上下方 向に沿って延在するように形成されている。また、前記 上部側ボディ12aの内壁面の上部には断面半円状の凹 部が形成され、前記凹部には、図2に示されるように、 リンクプレート74の円弧状側面部84に係合すること により回動するニードルローラ86が設けられている。 このニードルローラ86は、上部側ボデイ12a側に固 定されたピン部材88と、前記ピン部材88を回動中心 として所定方向に向かって回動するリング状のローラ9 0と、前記ピン部材88の外周面とローラ90の内周面 との間の周方向に沿って配設された複数のニードル(図 50 4を上方に向かって押圧する力が作用する。前記リンク

示せず)とから構成される。

【0033】ナックルブロック70にはドグ92を介し て金属検出体94が連結され、上部側ボディ12aの外 部壁面には、前記金属検出体94の接近作用下にインピ ーダンスが変化することを利用して該金属検出体94の 位置を検知する図示しない一組のセンサが設けられる。 前記金属検出体94を図示しない一方のセンサによって 検知することによりクランプアーム18の回動位置を検 出することができる。

【0034】本発明の実施の形態に係る電動クランプ装 置10は基本的には以上のように構成されるものであ り、次にその動作並びに作用効果について説明する。

【0035】先ず、図示しない固定手段を介して電動ク ランプ装置10を所定位置に固定する。なお、以下の説 明では、図2中の一点鎖線で示されるように、ストッパ ブロック60が下死点にあるときをアンクランプ状態の 初期位置として説明する。

【0036】前記のような準備作業を経た後、初期位置 において、図示しない電源を付勢して回転駆動源16を 回転駆動させる。回転駆動源16の駆動軸20に嘲合す る第1ギヤ38が前記駆動軸20を回動中心として回動 し、前記第1ギヤ38に噛合する第2ギヤ44が前記第 1ギヤ38と反対回りに回動する。

【0037】ピン部材46に軸支された第2ギヤ44は 第3ギヤ45と噛合し、前記第3ギヤ45はボールねじ ナット48と一体的に回動する。前記ボールねじナット 48に螺合するボールねじ軸52が、図示しない複数の ボールの転動作用下に上昇する。従って、ボールねじ軸 52の下部に連結されたストッパプレート58およびス トッパブロック60も該ボールねじ軸52と一体的に上 昇する。

【0038】この場合、前記ストッパブロック60がチ ューブ56の室55に沿って摺動変位することにより、 ボールねじ軸52を直線方向に沿って案内するガイド機 '能を営む。

【0039】このように、回転駆動源16とボールねじ 機構36との間にギヤ機構34を介在させることによ り、前記回転駆動源16の回転駆動力を増大させること ができる。逆説的にいうと、前記ギヤ機構34を設ける ことにより、回転駆動力が小さい小型化されたモータを 使用することができる。この結果、電動クランプ装置1 0全体を小型化することができる。

【0040】前記ボールねじ軸52の直線運動は、ナッ クルジョイント62を介してトグルリンク機構30に伝 達され、前記トグルリンク機構30を構成する支持レバ -76の回動作用下にクランプアーム18の回転運動に 変換される。

【0041】すなわち、ボールねじ軸52の直線運動に よってナックルジョイント62およびリンクプレート7

プレート74に対する押圧力は、第1ピン部材72を支 点として該リンクプレート74を所定角度回動させると ともに、前記リンクプレート74のリンク作用下に支持 レバー76を時計回り方向に回動させる。

【0042】従って、前記支持レバー76の軸受部17 を支点としてクランプアーム18が所定角度回動するこ とにより、該クランプアーム18がワークを把持するク ランプ状態に至る。なお、クランプアーム18が回動動 作を停止してクランプ状態となった後、ボールねじ軸5 2が僅かに上昇することにより、ボールねじ軸52の下 10 部に連結されたストッパプレート58がチューブ56の 内壁面に当接してその変位が規制され、前記ボールねじ 軸52の変位終端位置となる上死点に到達する(図2参 照)。上死点に到達したことは、図示しない一方のセン サが金属検出体94で検知することにより確認される。 【0043】前記クランプ状態では、回転駆動源16に 対する付勢状態が継続されているため、クランプアーム 18によってワークを把持するクランプ力が略一定に保

【0044】前記クランプ状態を解除してアンクランプ 20 状態とするためには、回転駆動源16に対する電流の極 性を逆転させることにより、第1ギヤ38が前記とは逆 方向に回動し、ボールねじ軸52が下降することによ り、クランプアーム18がワークから離間する方向に変 位する。この場合、ボールねじ軸52の下部に連結され たストッパブロック60がチューブ56の内壁面を構成 するプレート53に当接することにより、その変位が規 制されて初期位置に復帰する。

持される。

【0045】本実施の形態によれば、ギヤ機構34とし て上部側ボデイ12aおよび下部側ボデイ12bの幅方 30 向の寸法よりも小径な第1乃至第3ギヤ38、44、4 5を噛合させることにより、回転駆動源16の駆動軸2 0とボールねじ軸52との軸間距離を十分にとることが できる。また、幅方向の寸法を抑制することにより、装 置全体を幅狭な扁平状に形成して小型化を達成すること ができる。

【0046】けだし、回転駆動源16の駆動軸20に装 着された図示しないギヤとボールねじナット48に連結 される図示しないギヤとを嘲合させることも考えられる 一の軸間距離を設定しようとすると前記ギヤの直径がそ れぞれ大きくなり、それに伴って幅方向の寸法も増大す るという不具合があるからである。

【0047】また、本実施の形態では、ボールねじ軸5 2の一端部にストッパプレート58およびストッパブロ ック60からなるストッパ機構15を設けることによ り、クランプアーム18の回動範囲を確実に規制するこ とができるとともに、幅方向の寸法を抑制して装置全体 を幅狭な扁平状に形成することができる。

【0048】この場合、前記ストッパブロック60は、

ボールねじ軸52を直線状に案内するガイド機能と、前 記ボールねじ軸52が周方向に沿って回動するのを阻止 する回り止め機能とを営む。

【0049】前記ストッパ機構15は、チューブ56に 装着されたプレート53を取り外して、ストッパブロッ ク60を軸線方向の肉厚が異なる他のストッパブロック (図示せず)と交換することにより、クランプアーム1 8の回動範囲が変更自在に設けられている。

【0050】なお、本実施の形態では、駆動力伝達手段 としてボールねじ機構36を用いて説明しているがこれ に限定されるものではなく、滑りねじ等を含む図示しな い送りねじ機構を用いてもよいことは勿論である。

【0051】さらに、電動クランプ装置10の制御およ び回転駆動源16の制御については、それぞれ、本出願 人の提案に係る特開平10-225170号公報および 特開平10-225176号公報に開示された技術思想 ′を適用すると好適である。

【0052】さらにまた、潤滑油として、例えば、基油 の動粘度が1000(St)以上からなる高粘度のグリ ースを使用することにより、ギヤ機構34、ボールねじ 機構36、トグルリンク機構30等の極圧部分での油膜 保持が可能となる。前記髙粘度グリースは、消音効果が あり、ギヤ機構34、ボールねじ機構36等の駆動部か らの騒音を抑制することができるという利点がある。

【0053】との場合、ボールねじ軸52等の摺動部分 にフェルト、PVD等によって油を供給することによ り、摩耗粉を除去することができる。前記摺動部分にE HL理論に基づく表面粗さ/油粘度で油膜を確保して、 油膜係数を大きくとよい。

[0054]

【発明の効果】本発明によれば、以下の効果が得られ

【0055】すなわち、ギヤ機構として本体部の幅方向 の寸法よりも小径な第1乃至第3ギヤをそれぞれ嘲合さ せることにより、回転駆動源の駆動軸と送りねじ軸との 軸間距離を十分にとることができる。また、幅方向の寸 ,法が抑制されることにより、装置全体を幅狭な扁平状に 形成して小型化を達成することができる。

【0056】また、送りねじ軸の一端部にストッパ機構 が、このように2つのギヤを噛合させた場合、前記と同 40 を設けることにより、クランプアームの回動範囲を確実 に規制することができるとともに、幅方向の寸法を抑制 して装置全体を幅狭な扁平状に形成することができる。 【図面の簡単な説明】

> 【図1】本発明の実施の形態に係る電動クランプ装置の 斜視図である。

> 【図2】図1に示す電動クランプ装置の軸線方向に沿っ た縦断面図である。

> 【図3】図2に示す電動クランプ装置の一部拡大縦断面 図である。

50 【図4】図1に示す電動クランプ装置の側面図である。

【符号の説明】

10…電動クランプ装置

1

18…クランプアーム

30…トグルリンク機構

15…ストッパ機構

20…駆動軸 3 4 …ギヤ機構

12a、12b…ボデ

16…回転駆動源

36…ボールねじ機構 38、44、45…ギ* * ヤ

48…ボールねじナット

52…ボールねじ軸 56…チューブ 58…ストッパプレー

10

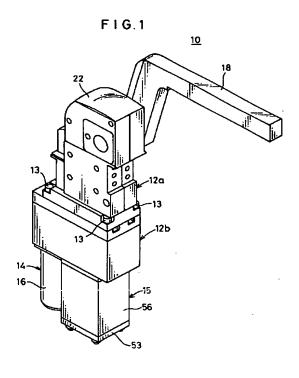
60…ストッパブロック

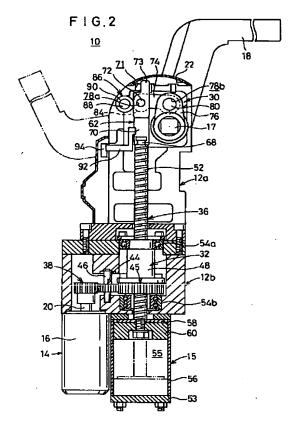
74…リンクプレート

76…支持レバー

【図1】

【図2】



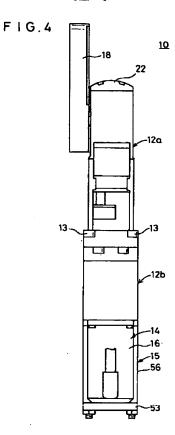


【図3】

FIG. 3

52
36
54a
32
48
34
554b
555
60

【図4】



フロントページの続き

(72)発明者 弓場 浩

茨城県筑波郡谷和原村絹の台4-2-2 エスエムシー株式会社筑波技術センター内 Fターム(参考) 3C016 AA01 CA08 CB03 CC02 CE01